BEST AVAILABLE CO

PUB-NO:

DE004213043A1

DOCUMENT-IDENTIFIER:

DE 4213043 A1

TITLE:

Hydropneumatic damper spring element for

supporting two

superposed parts - has elastomer air bellows

sealingly

fixed on each part to form closed pressure-

biased spring

volume for damping vibrations du

PUBN-DATE:

October 28, 1993

INVENTOR-INFORMATION:

NAME COUNTRY

SCHNEIDER, ECKHARD DIPL ING DR DE PREUS, ERWIN DE

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME COUNTRY

CONTINENTAL AG DE

APPL-NO:

DE04213043

APPL-DATE:

April 21, 1992

PRIORITY-DATA: DE04213043A (April 21, 1992)

INT-CL (IPC): F16F009/08, B60G015/12, B60G017/08

EUR-CL (EPC): F16F009/084

US-CL-CURRENT: 188/298

ABSTRACT:

The upper part (11) has a hollow ram (27) projecting into the spring volume

(25) and having in its end and/or sleeve face at the end at least one opening

(29). The end of the ram projects into a chamber (23) filled with hydraulic

medium (24) and set in the spring volume (25) of the lower part

3/16/05, EAST Version: 2.0.1.4

(21,22). The

cross-section of the hollow ram is less than the cross- section of the chamber

containing the hydraulic fluid. A membrane is set between the ram and piston

wall (21) above the hydraulic medium to keep out dirt and fluid. ADVANTAGE/USE

- The desired level of the component being supported is maintained even with

changing loads through the movement of the ram in the hydraulic medium. Long

service life by avoiding friction seals.

3/16/05, EAST Version: 2.0.1.4



(9) BUNDESREPUBLIK DEUTSCHLAND

① Offenlegungsschrift② DE 42 13 043 A 1

(5) Int. Cl.⁵: F 1.6 F 9/08

B 60 G 15/12 B 60 G 17/08



DEUTSCHES PATENTAMT

- (21) Aktenzeichen: P 42 13 043.3 (22) Anmeldetag: 21. 4. 92
 -) Offenlegungstag: 28. 10. 93

(1) Anmelder:

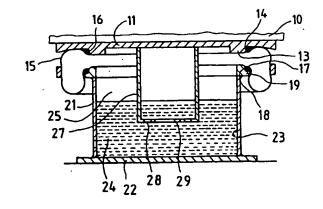
Continental Aktiengesellschaft, 30165 Hannover, DE

(7) Erfinder:

Schneider, Eckhard, Dipl.-Ing. Dr., 3160 Lehrte, DE; Preuß, Erwin, 3540 Korbach, DE

Prüfungsantrag gem. § 44 PatG ist gestellt

- (54) Hydropneumatisches Dämpfer-Federelement
- (5) Eine Luftfeder zur Abstützung von zwei übereinander angeordneten Bauteilen weist einen elastomeren Luftfederbalg (15) auf, der an den beiden Bauteilen dicht befestigt ist. Das obere Bauteil (11) weist einen in das Federvolumen (25) ragenden Hohlstempel (27) auf, der in seiner Stirnfläche in seinem Endbereich mindestens eine Öffnung (29) hat. Das untere Bauteil (21, 22) weist im Federvolumen (25) ein mit einem hydraulischen Medium (24) gefülltes Volumen (23) auf, in das das Ende des Hohlstempels (27) eintaucht oder eintauchbar ist.



Beschreibung

Die Erfindung betrifft eine Luftfeder zur Abstützung von zwei übereinander angeordneten Bauteilen mit folgenden Merkmalen:

- 1) Ein elastomerer Luftfederbalg ist unter Bildung eines abgeschlossenen, druckbeaufschlagbaren Federvolumens an den beiden Bauteilen dicht befestigt.
- 2) das obere Bauteil weist einen in das Federvolumen ragenden Hohlstempel auf,
- 3) der Hohlstempel weist in seiner Stirnfläche und/ oder in seiner Mantelfläche in seinem Endbereich mindestens eine Öffnung auf,
- 4) das untere Bauteil weist im Federvolumen ein mit einem hydraulischen Medium gefülltes Volumen auf, in das das Ende des Hohlstempels eintaucht oder eintauchbar ist,
- 5) der Querschnitt des Hohlstempels ist kleiner als 20 der Querschnitt des das hydraulische Medium aufnehmenden Volumens.

Luftfedern mit einem Balg aus elastomerem Werkstoff bewähren sich seit Jahrzehnten als lastregelbare 25 Federelemente im Fahrzeugbau und im industriellen Bereich. Im industriellen Bereich werden Luftfedern in der Schwingungsisolierung eingesetzt. Die Einsatzfälle reichen von der passiven Schwingungsisolierung hochempfindlicher und leichter Meßinstrumente bis zu 30 schweren Fundamentlagerungen mit einem hohen Gesamtgewicht. Luftfedern halten die Eigenfrequenz auch bei sich verändernden verschiedenen Gewichten und Lasten nahezu konstant. Dies ist z. B. bei Prüfständen von großer Bedeutung oder überall dort, wo gleichbleibende Bedingungen bezüglich der federnden Lagerung erforderlich werden.

Um Vertikal- und Horizontalschwingungen eines Luftfedersystems zu dämpfen, ist es z. B. aus dem Fahrzeugbau bekannt, einen hydraulischen Schwingungs- 40 nen. dämpfer dem Luftfederbalg parallel zu schalten.

Aus der DE-OS 35 26 156 ist ein lastabhängiges Feder-Dämpfer-Aggregat bekannt. Dabei wird der Kolben einer mit dem Fahrzeugrahmen in Verbindung stehenden Kolbenstange in einem mit einem hydraulischen 45 Medium gefüllten Dämpfungsrohr verschoben. Der Nachteil des geführten Kolbens ist darin zu sehen, daß die Luftfeder nicht auf einem Kreisbogen ablaufen kann, das heißt, ein Versatz eines der beiden gegeneinander abgefederten Bauteile in einer zur Rotationsachse senkrechten Achse ist nicht möglich.

Zur Schwingungsdämpfung bei Rohrleitungen und anderen Bauteilen ist es aus der Firmenschrift der Firma Gerb, Berlin 1981, PIPEWORK DAMPERS, bekannt, ein mit einem hydraulischen Medium gefülltes, topfförmiges Volumen auf dem unteren Bauteil anzuordnen. Das relativ bewegbare obere Bauteil weist einen mit einer stirnseitigen Öffnung versehenen Hohlstempel auf, der in das hydraulische Medium eintaucht und bei Schwingungen die Bewegungsenergie in dem Dämpfungsmedium in Wärme umwandelt. Zum Schutz vor eindringendem Schmutz ist der Dämpfungsraum durch eine an den Bauteilen angebrachte flexible Manschette abgedichtet. Diese Vorrichtung ist ein Schwingungsdämpfer. Eine Federung wird separat dazu angebracht 65 werden müssen.

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, Vertikalund Horizontalschwingungen eines Luftfedersystems mit geringem konstruktiven Aufwand und unter platzsparender Bauweise zu dämpfen.

Die Aufgabe wird erfindungsgemäß durch die Merkmale im Anspruch 1 gelöst.

Durch die Luftdruckbeaufschlagung des Luftfederbalges kann das gewünschte Niveau des abzufedernden Bauteils auch bei wechselnden Lasten erhalten bleiben. Die durch z. B. Maschinenbewegungen entstehenden Vertikal- und Horizontalschwingungen des Luftfedersystems werden durch die Bewegungen des Stempels in dem hydraulischen Dämpfungsmedium gedämpft, da durch das Durchströmen der Öffnung bzw. Öffnungen im Hohlstempel Scherwirkungen im hydraulischen Medium entstehen. Je nach den gewünschten Dämpfungsbedingungen kann der Hohlstempel in seiner Betriebsstellung entweder knapp über der Oberfläche des hydraulischen Dämpfungsmediums oder in das hydraulische Dämpfungsmedium eingetaucht angeordnet sein. Ist der Hohlstempel in seiner Betriebsstellung in dem hydraulischen Dämpfungsmedium eingetaucht angeordnet, so spricht der Schwingungsdämpfer bei Auftreten von Schwingungen sofort an. Dies gilt sowohl für die Vertikal- als auch für die Lateralbewegungen.

Das erfindungsgemäße Feder-Dämpferelement benötigt bei der Montage nur eine einzige Befestigung und kann daher als integrierte Baueinheit an den Einsatzort verbracht werden.

Das Feder-Dämpferelement hat eine hohe Lebensdauer, da keine reibenden Dichtungen vorhanden sind.

In vorteilhafter Ausgestaltung der Erfindung ist oberhalb des hydraulischen Mediums eine Membran zwischen Hohlstempel und Kolbenwand angeordnet. Die Membran dient einerseits vor Eindringen von Schmutz in das hydraulische Dämpfungsmedium, und andererseits verhindert die Membran das Eindringen von Flüssigkeitströpfchen in das Luftsystem. Wird das Luftfedersystem höheren Schwingungen ausgesetzt, so können feine Flüssigkeitströpfchen entstehen, die nun nicht mehr in das Luftfedersystem verschleppt werden können.

In weiterer vorteilhafter Ausgestaltung der Erfindung ist das hydraulische Medium in einer flexiblen Dämpfungsblase, die dicht am Hohlstempel befestigt ist, eingeschlossen. Durch diese Ausgestaltung wird die Herstellung des Feder-Dämpferaggregates vereinfacht. Die Dämpfungsblase wird mit lediglich einem Spannring am Umfang des Hohlstempels befestigt. Über den Hohlstempel und dessen Öffnung wird die Dämpfungsblase mit der Dämpfungsflüssigkeit gefüllt.

Durch die Ausgestaltung gemäß Anspruch 4 wird der Schwingungsdämpfer bei Auftreten von kleinen Amplituden mit hoher Frequenz akustisch abgekoppelt.

Die vorteilhafte Ausgestaltung des Anspruchs 5 ergibt durch die stirnseitig zwischen zwei Anschlägen bewegbare Platte einen definierbaren Freiweg bis zum Ansprechen des Schwingungsdämpfers.

In weiterer vorteilhafter Ausgestaltung weist der Hohlstempel gemäß Anspruch 6 in seiner Stirnseite eine eingesetzte, gelochte Membran auf. Durch die Membranverformung wird ein akustisches Entkoppeln des Schwingungsdämpfers erreicht, da die Membran je nach Bewegungsrichtung für einen Freiweg durch Verformen sorgt.

abgedichtet. Diese Vorrichtung ist ein Schwingungsdämpfer. Eine Federung wird separat dazu angebracht 65 fung im Industriebereich, im Baubereich und bei Fahrwerden müssen.

> Anhand der Zeichnung werden nachstehend fünf Ausführungsbeispiele der Erfindung näher erläutert. Es

zeigt

Fig. 1 einen luftfedergelagerten Schwingboden,

Fig. 2 eine modifizierte Dämpfung der Luftfederung,

Fig. 3 in schematischer Darstellung den Hohlstempel mit einer Einrichtung zur Realisierung eines Freiweges,

Fig. 4 den Hohlstempel mit einer in seiner stirnseitigen Offnung angeordneten zwischen zwei Anschlagpunkten beweglichen Scheibe,

Fig. 5 den Hohlstempel mit einer in seiner Stirnseite angeordneten flexiblen Membran.

Ein Schwingboden 10 (Fig. 1) ist von über seine Unterfläche gleichmäßig verteilt angeordneten, kreisförmigen Anschlußteilen 11 abgestützt, die am Außenumfang eines Ansatzes 13 jeweils einen konischen Dichtsitz 14 aufweisen. Ein Luftfederbalg 15 in der Form eines Gür- 15 dargestellten Lagen angedeutet. telrollbalges stützt sich mit seinem oberen konischen Dichtwulst 16 auf diesem konischen Dichtsitz 14 ab, während der untere konische Dichtwulst 17 auf einem mit einer konischen Dichtfläche 18 versehenen Felgenhorn 19 aufsitzt.

Das Felgenhorn 19 ist auf dem Ende einer kreisförmigen Zylinderwand 21 angeschweißt. Die kreisförmige Zylinderwand 21 bildet mit einer Auflagerfläche 22 ein topfförmiges Volumen 23, in dem ein hydraulisches Medium 24 angeordnet ist.

Der Luftfederbalg 15 bildet aufgrund seines dichten Sitzes an den beiden übereinanderliegenden Bauteilen 11 und 21 ein abgeschlossenes Luftfedervolumen 25.

An der Unterseite des Anschlußteils 11, zentrisch zu dem jeweiligen Ansatz 13, ist ein Hohlstempel 27 ange- 30 bracht, der in seiner Stirnseite 28 eine Öffnung 29 aufweist. Mit seinem freien Ende ragt der Hohlstempel 27 in das hydraulische Dämpfungsmedium 24.

Zur Lagerung des Schwingbodens 10 wird das Luftfedervolumen 25 mit Druckluft beaufschlagt, um eine be- 35 stimmte Lagerhöhe zu gewährleisten. Dabei bildet sich zwischen Schwingboden 10 und unterem Bauteil 21, 22 ein erwünschter Luftisolationsspalt. Treten nun aufgrund von Maschinenbetrieb vertikale und/oder horizontale Schwingungen am Schwingboden 10 auf, so 40 werden diese Schwingungen durch die entstehenden Bewegungen des Hohlstempels 27 in dem Dämpfungsmedium in Wärme umgewandelt und damit die Dämpfungswirkung erzeugt.

In der Fig. 2 ist das hydraulische Dämpfungsmedium 45 24 in einer flexiblen Dämpfungsblase 31 angeordnet, durch deren Halsöffnung der Hohlstempel 27 des abzufedernden Bauteils 10, 11 hineinragt. Die Dämpfungsblase 31 ist mit ihrem Halsbereich am Außenumfang des Hohlstempels 27 befestigt. Die Dämpfungsblase 31 ist in 50 dem topfförmigen Volumen 23 der kreisförmigen Zylinderwand 21 angeordnet.

Die Ausführungsform des Hohlstempels 27 gemäß Fig. 3 zeichnet sich dadurch aus, daß der Hohlstempel 27 von dem oberen Bauteil 10 bzw. Anschlußteil 11 55 unter Zwischenlage zweier schwacher Druckfedern 33 und 34 entkoppelt ist. Die Druckfedern 33 und 34 stützen sich gegen einen seitlichen Flansch 35 am oberen Ende des Hohlstempels 27 ab. Treten Schwingungen mit kleiner Amplitude und hoher Frequenz auf, so wird vor 60 dem Ansprechen der Dämpfungseinheit ein Freiweg 36 zum Kompensieren dieser in Kraft treten.

In der Ausbildung gemäß Fig. 4 ist die Realisierung dieses Freiweges 36 über eine zwischen zwei Anschlägen 41 und 42 axial bewegbare, eine zentrale Öffnung 29 65 aufweisende Scheibe 43 realisiert, die in der Stirnöffnung des Hohlstempels 27 angeordnet ist. Die Scheibe 43 wird beidseitig von zwei Druckfedern 33 und 34 bela-

stet, die sich gegen die Anschläge 41 bzw. 42 abstützen. Die Dämpfungswirkung des hydraulischen Dämpfers tritt erst ein, wenn der Freiweg 36 überwunden wird, das heißt, wenn die Amplitude größer als der Freiweg wird, 5 was üblicherweise im unteren Frequenzbereich der Fall

Die Ausbildung gemäß Fig. 5 zeigt eine flexible Membrane 45, die in der stirnseitigen Öffnung des Hohlstempels 27 angeordnet ist. Die Membran 45 weist eine zentrale Öffnung 29 auf, durch die eine Drosselung des Dämpfungsmediums erzielt wird, wenn der Freiweg, der durch das Verformen der flexiblen Membran 45 realisiert ist, überwunden ist. Die mögliche maximale Verformung der Membran 45 wird durch die beiden gestrichelt

Patentansprüche

1. Luftfeder zur Abstützung von zwei übereinander angeordneten Bauteilen mit folgenden Merkmalen:

1) Ein elastomerer Luftfederbalg (15) ist unter Bildung eines abgeschlossenen, druckbeaufschlagbaren Federvolumens (25) an den beiden Bauteilen (10, 11 und 21, 22) dicht befestigt, 2) das obere Bauteil (11) weist einen in das Federvolumen (25) ragenden Hohlstempel (27)

3) der Hohlstempel (27) weist in seiner Stirnfläche und/oder in seiner Mantelfläche in seinem Endbereich mindestens eine Offnung (29) auf, 4) das untere Bauteil (21, 22) weist im Federvolumen (25) ein mit einem hydraulischen Medium (24) gefülltes Volumen (23) auf, in das das Ende des Hohlstempels (27) eintaucht oder

eintauchbar ist. 5) der Querschnitt des Hohlstempels (27) ist kleiner als der Querschnitt des das hydraulische Medium (24) aufnehmenden Volumens

2. Luftfeder nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß oberhalb des hydraulischen Mediums (24) eine Membran zwischen Hohlstempel (27) und Kolbenwand (21) angeordnet ist.

3. Luftfeder nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß das hydraulische Medium (24) in einer flexiblen Dämpfungsblase (31), die dicht am Hohlstempel (27) befestigt ist, eingeschlossen ist.

4. Luftfeder nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß der Hohlstempel am oberen Bauteil (10) oder an dem oberen Anschlußteil (11) federnd, relativ zu dem Bauteil (10) oder dem Anschlußteil (11) verschiebbar gelagert ist.

5. Luftfeder nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß der Hohlstempel (27) stirnseitig mit einer axial bewegbaren gelochten Scheibe (43) versehen ist, die zwischen zwei Anschlägen (41 und 42) federnd belastet liegt.

6. Luftfeder nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß der Hohlstempel (27) stirnseitig eine flexible Membran (45) aufweist, die mit einer zentralen Offnung (29) versehen ist.

Hierzu 2 Seite(n) Zeichnungen

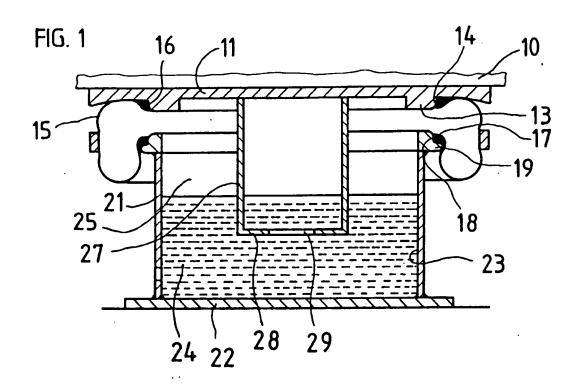
- Leerseite -

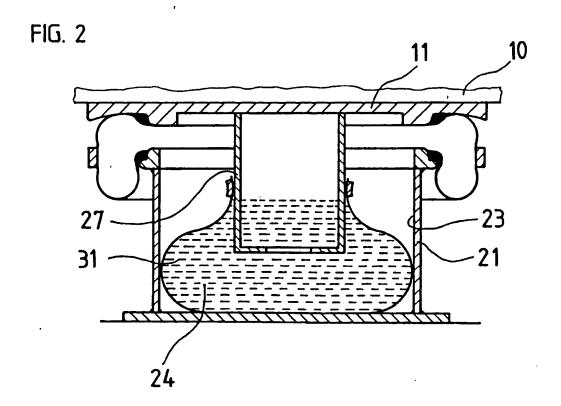
3/16/05, EAST Version: 2.0.1.4

Nummer: Int. Cl.⁵:

Offenlegungstag:

DE 42 13 043 A1 F 16 F 9/08 28. Oktober 1993





Nummer: Int. Cl.⁵: Offenlegungstag: DE 42 13 043 A1 F 16 F 9/08 28. Oktober 1993

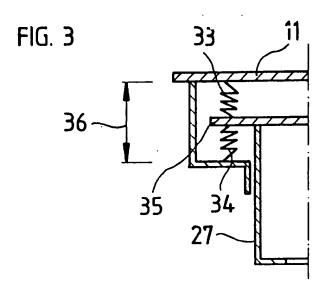


FIG. 4

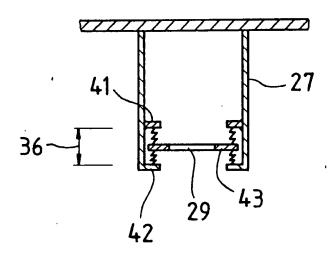
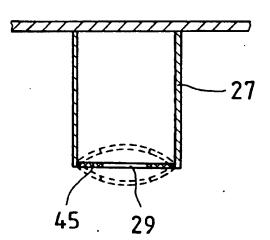


FIG. 5



308 043/71

This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:
☐ BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
☐ FADED TEXT OR DRAWING
☐ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
OTHER.

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.